# CONCISE STATEMENT OF RELEVANCY BETWEEN THE INVENTION AND MATERIALS

Japanese Unexamined Patent Publication No.10-250505
 These publications are described in the specification.

## MENU SEARCH INDEX DEVAUL TARANGSE

1/1

### PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

10-250505

(43) Date of publication of application: 22.09.1998

(51)Int.CI.

B60R 19/24

(21)Application number: 09-058875

(71)Applicant: NISSAN MOTOR CO LTD

(22)Date of filing:

13.03.1997

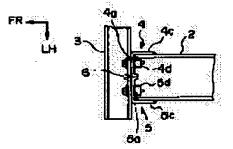
(72)Inventor: NAMIIRI ATSUSHI

#### (54) BODY BUMPER MOUNTING PART STRUCTURE

#### (57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a body bumper mounting part structure which can withstand the pulling force of a bumper at the time of off—set collision while an increase in welding length and an increase in weight increment at its joining part are being restrained.

SOLUTION: Bumper brackets 4 and 5 for fixing a bumper 3, which are provided with fitting—in parts 4a and 5a for holding the vertical walls of the front end part of a side member 2 with joining flanges 4a and 5c to the side member 2 and for an example, bumper fixing nuts 4d and 5d and the like, are surely joined with the outer surfaces of the vertical walls of the side member 2 by welding and the like, and a locking part 6 is also provided, which transmits an input to the bumper bracket 5 that is mounted on the side member 2 at the outer side of a vehicle.



#### **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

Mate of requesting appeal against

(19)日本国特許庁(JP)

## (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

## 特開平10-250505

(43)公開日 平成10年(1998) 9月22日

(51) Int.Cl.<sup>6</sup>

識別記号

B60R 19/24

FΙ

B60R 19/24

M

審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 6 頁)

(21)出願番号

特願平9-58875

בוססט בן אפוניון

(22)出願日

平成9年(1997)3月13日

(71)出願人 000003997

日産自動車株式会社

神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地

(72)発明者 波入 厚

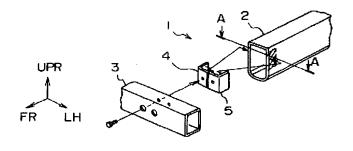
神奈川県横浜市神奈川区宝町2番地 日産

自動車株式会社内

#### (54) 【発明の名称】 車体パンパー取り付け部構造

#### (57)【要約】

【課題】 結合部の溶接長及び重量増大を抑えながら、オフセット衝突時のバンパーの引っ張り力を持することができる車体バンパー取り付け部構造を提供すること。 【解決手段】 車体サイドメンバ2には、サイドメンバ2への接合フランジ4c,5cと、例えばバンパー固定用ナット4d,5d等でサイドメンバ2前端部縦壁を挟み込むような嵌合部4a,5aを設けたバンパー3固定用のバンパーブラケット4,5をサイドメンバ2に取り付けた車両外側バンパーブラケット5への入力を車両内側バンパーブラケット4へ伝達する係り止め部6を設けてある。



1

#### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 車体のバンパー取り付け部構造において、

サイドメンバ前端部縦壁を挟み込むような嵌合部を設けたバンパーブラケットと、サイドメンバに取り付けた前記車両外側バンパーブラケットへの入力を車両内側バンパーブラケットへ伝達する係り止め部とを設けたことを特徴とする車体バンパー取り付け部構造。

【請求項2】 請求項1に記載の車体バンパー取り付け 部構造において、

サイドメンバ縦壁を挟み込む嵌合部の一つを車両外側バンパーブラケットの端部をサイドメンバ車両内側縦壁の内面に当てる構造としたことを特徴とする車体バンパー 取り付け部構造。

【請求項3】 請求項1に記載の車体バンパー取り付け 部構造において、

バンパーブラケットを軽合金押出材等で嵌合部やバンパー取り付け部を一体的に形成したことを特徴とする車体バンパー取り付け部構造。

【請求項4】 請求項1に記載の車体バンパー取り付け 20 部構造において、

バンパーをラジコアサポートを介し、サイドメンバに組み付ける車体において、ラジコアサポートの一部にサイドメンバ前端の断面内部に挿入するような突起部を設け、嵌合部を形成していることを特徴とする車体バンパー取り付け部構造。

#### 【発明の詳細な説明】

#### [0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、車体の端部のサイドメンバへのバンパー取り付け部構造に関する。

#### [0002]

【従来の技術】従来の車体バンパー取り付け部構造としては、例えば実開昭63-79250号公報に開示されているように、図9~図11に示すような構造のものがあった。この従来技術は、図9に示すように、サイドメンバ102の両側面とバンパーブラケット104の溶接面とにビードと突部とが嵌合するように形成されているものである。

【0003】図10に示すように、バンパー103には、車両109のオフセット衝突時に、衝突側のサイド 40メンバ108圧壊に伴い、反対側のサイドメンバ102に力を分散しエネルギ吸収を分担し、衝突側のサイドメンバ108の変形量を抑制させる働きも備えさせたい。

#### [0004]

【発明が解決しようとする課題】しかしながら、開示されている従来のバンパー取り付け部構造にあっては、図11に示すように、バンパー103の引っ張り力Fに対し、バンパーブラケット104の変形や、サイドメンバ102aの断面変形により、反対側のサイドメンバ102への力の分散によるエネルギ吸収が少ない。

【0005】したがって、このバンパー103の引っ張りカFを支持するためには、バンパーブラケット104の変形を抑制するために、バンパーブラケット104の肉厚を厚くしたり、サイドメンバ102の断面変形を抑制するために、サイドメンバ102自身の肉厚を厚くする。

さらに、被衝突側のサイドメンバ102のエネルギ吸収 を期待できない場合、衝突側のサイドメンバ108の肉 厚を厚くすることが考えられる。これらの場合、作業工 10数が増大したり、重量増しとなる。

【0006】本発明は、このような従来の問題点に着目してなされたもので、サイドメンバ前端部縦壁を挟み込むような嵌合部を設けたバンパーブラケットと、サイドメンバに取り付けた車両外側バンパーブラケットへの入力を車両内側バンパーブラケットへ伝達する係り止め部とを設けることにより、結合部の溶接長及び重量増大を抑えながら、オフセット衝突時のバンパーの引っ張り力

#### [0007]

を持することができる。

【課題を解決するための手段】第1の発明は、車体のバンパー取り付け部構造において、サイドメンバ前端部縦壁を挟み込むような嵌合部を設けたバンパーブラケットと、サイドメンバに取り付けた前記車両外側バンパーブラケットへの入力を車両内側バンパーブラケットへ伝達する係り止め部とを設けた。

【0008】また、第2の発明は、サイドメンバ縦壁を 挟み込む嵌合部の一つを車両外側バンパーブラケットの 端部をサイドメンバ車両内側縦壁の内面に当てる構造と した。

30 【0009】また、第3の発明は、バンパーブラケット を軽合金押出材等で嵌合部やバンパー取り付け部を一体 的に形成した。

【0010】さらに、第4の発明は、バンパーをラジコアサポートを介し、サイドメンバに組み付ける車体において、ラジコアサポートの一部にサイドメンバ前端の断面内部に挿入するような突起部を設け、嵌合部を形成している。

【0011】第1の発明の車体バンパー取り付け部構造は、オフセット衝突でバンパーの引っ張り力Fを、車両内側ブラケットナット部でサイドメンバ車両内側縦壁への押し付け力f。に分散し、バンパーブラケットの変形が抑えられる。また、車両外側ブラケット係り止め部と車両内側ブラケットにより、サイドメンバ前端部の断面変形が抑えられる。従って、バンパーブラケットのサイドメンバとの溶接長及び重量増大を抑えながら、オフセット衝突時の衝突側のサイドメンバ圧壊に伴う、反対側のサイドメンバへ力を分散しエネルギ吸収を分担し、衝突側のサイドメンバの変形量を抑制させることができる。

50 【0012】第2の発明以降は、第1の発明の他に以下

の作用がある。第2の発明に記載の車体バンパー取り付 け部構造は、サイドメンバ縦壁を挟み込む嵌合部の一つ を車両外側バンパーブラケットの端部をサイドメンバ車 両内側縦壁の内面に当てる構造とする。したがって、係 り止め部が一体でできているため、より一層確実にサイ ドメンバ前端の断面変形を抑えることができる。

【0013】第3の発明に記載の車体バンパー取り付け 部構造は、バンパーブラケットを軽合金押出材等で嵌合 部やバンパー取り付け部を一体的に形成している。した がって、部品点数が削減でき、サイドメンバへの組み付 10 け工数を低減することができる。

【0014】第4の発明に記載の車体バンパー取り付け 部構造は、ラジコアサポートの一部にサイドメンバ前端 の断面内部に挿入するような突起部を設け、嵌合部を形 成している。したがって、サイドメンバから両側に向か ってバンパー取り付けフランジを有する一般的なバンパ ーブラケット構造においても、同様の効果を得ることが できる。

#### [0015]

【発明の実施の形態】以下、本発明による車体バンパー 20 取り付け部構造の実施の形態を添付図面を参照して詳細 に説明する。

【0016】(第1の実施の形態)本発明による車体バ ンパー取り付け部構造の第1の実施の形態を、図1~図 4を用いて説明する。なお、図1はバンパー取り付け部 構造を示す車体斜め前方から見た構成斜視図、図2は図 1のA-A断面図、図3はバンパー取り付け部の作用図 (図2と同一断面図)、図4はバンパー取り付け部の力 の伝達(被衝突側)を示すブロック図である。まず、構 成を説明すると、第1の実施の形態による車体バンパー 30 取り付け部構造は、図1、図2に示すように、車体サイ ドメンバ2には、サイドメンバ2への接合フランジ4 c, 5 c と、例えばバンパー固定用ナット4 d, 5 d 等 でサイドメンバ2前端部縦壁を挟み込むような嵌合部4 a, 5 a を設けたバンパー3 固定用のバンパーブラケッ ト4,5をサイドメンバ2の縦壁面外表面に溶接等で確 実に接合し、サイドメンバ2に取り付けた車両外側バン パーブラケット5への入力を車両内側バンパーブラケッ ト4へ伝達する係り止め部6を設けてある。尚、本発明 の車体バンパー取り付け部構造は、車体前部だけではな 40 く、車体後部にも適用できるのはいうまでもない。

【0017】次に、第1の実施の形態の作用を図3、図 4を用いて説明する。図3に示すように、サイドメンバ 2 前端部縦壁を挟み込むような嵌合部を設けたバンパー ブラケット4、5と、サイドメンバ2に取り付けた車両 外側バンパーブラケット5への入力を車両内側バンパー ブラケット4〜伝達する係り止め部6とで構成してい

【0018】したがって、オフセット衝突でバンパー3

ブラケット4においては、ボルトを介し→車両内側ブラ ケット4のせん断力 f<sub>A</sub> →車両内側ブラケットナット部 4 d がサイドメンバ2車両内側縦壁への押し付け力 f 。 →サイドメンバ2車両内側縦壁の曲げモーメント f anへ の分散を行う。車両外側ブラケット5においては、ボル トを介し→車両外側ブラケット5のせん断力 f<sub>B</sub> →車両 外側係り止め部6で車両内側ブラケット4押し付け力 f ы→サイドメンバ2車両内側縦壁への押し付け力 f a → サイドメンバ2車両内側縦壁の曲げモーメント famへの 分散を行う。さらに、ボルトを介し、車両外側ブラケッ ト5にせん断力 f B →サイドメンバ2車両外側縦壁の引

【0019】このように、オフセット衝突でバンパー3 の引っ張り力Fは、車両内側ブラケットナット部4dの サイドメンバ2車両内側縦壁への押し付け力f。によ り、バンパーブラケット4、5の変形が抑えられる。ま た、車両外側ブラケット5係り止め部6と車両内側ブラ ケット4により、サイドメンバ2前端部の断面変形が抑 えられる。

っ張り力fь2への分散を行う。

【0020】したがって、バンパー3により、サイドメ ンバ2全体の曲げ入力となるため、バンパーブラケット 4,5のサイドメンバ2との溶接長及び重量増大を抑え ながら、オフセット衝突時の衝突側のサイドメンバ圧壊 に伴う、反対側のサイドメンバ2へ力を分散しエネルギ 吸収を分担し、衝突側のサイドメンバの変形量を抑制さ せることができる。

【0021】 (第2の実施の形態) 本発明による車体バ ンパー取り付け部構造の第2の実施の形態を、図5を用 いて説明する。なお、図5(a)はバンパー取り付け部 の断面図(図2と同位置断面図)、図5(b)はバ5パ 一取り付け部のバンパーブラケットの斜視図である。図 5に示すように、サイドメンバ2縦壁を挟み込む嵌合部 の一つを車両外側バンパーブラケット15の端部をサイ ドメンバ2車両内側縦壁の内面に当てて嵌合部15bと してある。また、係り止め部16も前記嵌合部15 bが 兼ね備え、係り止め部16の作用を発揮させるために、 車両外側バンパーブラケット15と車両内側バンパーブ ラケット14の連結部14aを設けてある。

【0022】次に、第2の実施の形態の作用を説明す る。係り止め部16が車両外側バンパーブラケット15 により、サイドメンバ2の両縦壁間に渡って一体でてき ているため、より一層確実にサイドメンバ前端の断面変 形を抑えることができる。

【0023】 (第3の実施の形態) 本発明による車体バ ンパー取り付け部構造の第3の実施の形態を、図6を用 いて説明する。なお、図6 (a) はバンパー取り付け部 の断面図(図2と同位置断面図)、図6 (b) はバンパ 一取り付け部のバンパーブラケットの斜視図である。図 6に示すように、バンパーブラケット24を軽合金押出 の引っ張り力Fは、図3、図4に示すように、車両内側 50 材等で嵌合部24aやバンパー取り付け部24bを一体

的に形成している。

【0024】次に、第3の実施の形態の作用を説明する。バンパーブラケット24を一体で形成してあるため、部品点数が削減でき、サイドメンバへの組み付け工数を低減することができる。

【0025】(第4の実施の形態)本発明による車体バンパー取り付け部構造の第4の実施の形態を、図7、図8を用いて説明する。なお、図7はバンパー取り付け部構造を示す車体斜め前方から見た構成斜視図、図8は図7のB-B断面図である。図7、図8に示すように、ラ10ジコアサポート7の一部にサイドメンバ2前端の断面内部に挿入するような突起部37を設け、嵌合部37aを形成している。

【0026】次に、第4の実施の形態の作用を説明する。ラジコアサポート7の突起部37が、嵌合部37aを形成しているため、サイドメンバ2から両側に向かってバンパー取り付けフランジ34a,35aを有する一般的なバンパーブラケット34,35構造においても、バンパー3、ラジコアサポート7と確実に締結することで、同様の効果を得ることができる。

#### [0027]

【発明の効果】以上、詳細に説明したように、第1の実 施の形態の車体バンパー取り付け部構造は、サイドメン バ前端部縦壁を挟み込むような嵌合部を設けたバンパー ブラケットと、サイドメンバに取り付けた車両外側バン パーブラケットへの入力を車両内側バンパーブラケット へ伝達する係り止め部とを設けたことにより、オフセッ ト衝突でバンパーの引っ張り力Fを、車両内側ブラケッ トナット部でサイドメンバ車両内側縦壁への押し付け力 f。に分散し、バンパーブラケットの変形が抑えられ る。また、車両外側ブラケット係り止め部と車両内側ブ ラケットにより、サイドメンバ前端部の断面変形が抑え られる。従って、バンパーブラケットのサイドメンバと の溶接長及び重量増大を抑えながら、オフセット衝突時 の衝突側のサイドメンバ圧壊に伴う、反対側のサイドメ ンバへの力を分散しエネルギ吸収を分担し、衝突側のサ イドメンバの変形量を抑制させることができる。

【0028】第2の実施の形態以降は、第1の実施の形態の他に以下の効果がある。第2の実施の形態の車体バンパー取り付け部構造は、サイドメンバ縦壁を挟み込む 40 嵌合部の一つを車両外側バンパーブラケットの端部をサイドメンバ車両内側縦壁の内面に当てる構造としたため、係り止め部が一体ででき、より一層確実にサイドメンバ前端の断面変形を抑えることができる。

【0029】第3の実施の形態の車体バンパー取り付け 部構造は、バンパーブラケットを軽合金押出材等で嵌合 部やバンパー取り付け部を一体的に形成したため、部品 点数が削減でき、サイドメンバへの組み付け工数を低減 することができる。

【0030】第4の実施の形態の車体バンパー取り付け 部構造は、ラジコアサポートの一部にサイドメンバ前端 の断面内部に挿入するような突起部を設け、嵌合部を形成しているため、サイドメンバから両側に向かってバンパー取り付けフランジを有する一般的なバンパーブラケット構造においても、同様の効果を得ることができる。

6

#### 【図面の簡単な説明】

【図1】本発明による車体バンパー取り付け部構造の第 1の実施の形態の車体斜め前方から見た構成斜視図であ る。

【図2】図1のA-A断面図である。

【図3】第1の実施の形態のバンパー取り付け部の作用図(図2と同位置断面図)である。

【図4】第1の実施の形態のバンパー取り付け部の力の 伝達(被衝突側)を示すブロック図である。

【図5】(a)は第2の実施の形態のバンパー取り付け 部の断面図(図2と同位置断面図)、(b)はバンパー 取り付け部のバンパーブラケットの斜視図である。

20 【図6】(a)は第3の実施の形態のバンパー取り付け 部の断面図(図2と同位置断面図)、(b)はバンパー 取り付け部のバンパーブラケットの斜視図である。

【図7】第4の実施の形態のバンパー取り付け部構造を示す車体斜め前方から見た構成斜視図である。

【図8】図6のB-B断面図である。

【図9】従来のバンパー取り付け部構造を示す車体斜め前方から見た斜視図である。

【図10】車体前部のオフセット衝突時におけるサイド メンバ及びバンパーの作用概要図で、上部から見た平面 30 図である。

【図11】従来のバンパー取り付け部の作用図(図2と同位置断面図)である。

#### 【符号の説明】

1 バンパー取り付け部

2 サイドメンバ

3 バンパー

4,14 車両内側バンパーブラケット

4a, 5a, 15b, 37a 嵌合部

4 c, 5 c 接合フランジ

4 d, 5 d バンパー固定用ナット

5,15 車両外側バンパーブラケット

6,16 係り止め部

7 ラジコアサポート

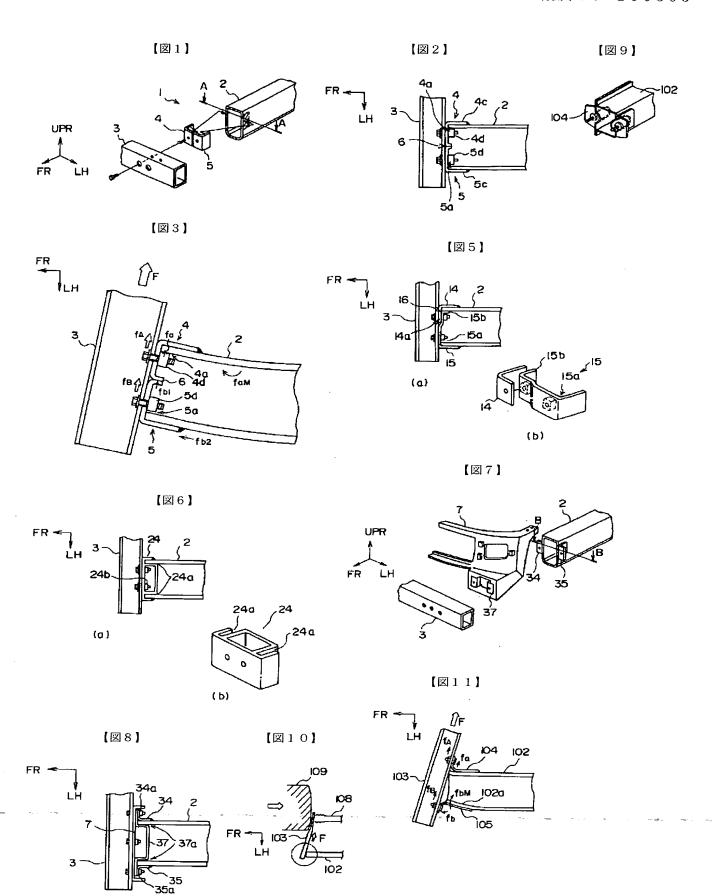
14a 連結部

<u>24</u>, 34, 35 バンパーブラケット

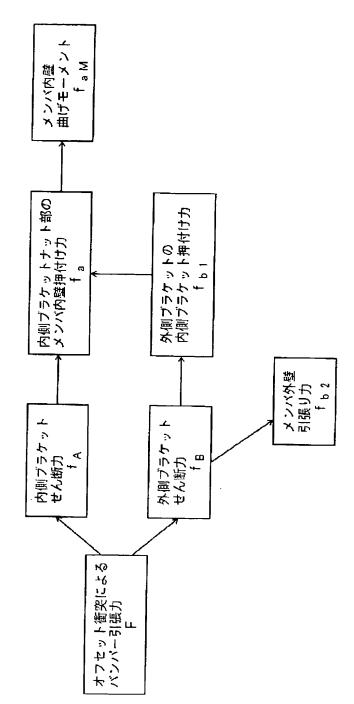
34a, 35a バンパー取り付け部フランジ

3 7 突起部

Ų,



【図4】



バンパー取付け部の力の伝達(被衝突側)